(19)日本国特許庁(JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平11-113104

(43)公開日 平成11年(1999)4月23日

(51) Int.Cl. ⁶ 歳別記号 F I B 6 0 L 11/14 B 6 0 L 11/14 15/20 K F 0 2 D 29/02 F 0 2 D 29/02 D F 1 6 H 3/72 F 1 6 H 3/72 A 審査請求 未請求 請求項の数4 O L (全 8 頁 (21) 出願番号 特願平9-265970 (71) 出願人 000004260 株式会社デンソー 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内 (74) 代理人 弁理士 足立 処					
15/20 K F 0 2 D 29/02 D F 1 6 H 3/72 A 審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全 8 頁 (21)出願番号 特願平9-265970 (71)出願人 000004260 株式会社デンソー 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 (72)発明者 武田 敏彦 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内	(51) Int.Cl. ⁶	識別記号	FI		
F 0 2 D 29/02 D F 1 6 H 3/72 A 審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全 8 頁 (21)出願番号 特願平9-265970 (22)出願日 平成9年(1997) 9月30日 (22)出願日 平成9年(1997) 9月30日 (72)発明者 武田 敏彦 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内	B60L 11/1	4	B60L 11/14	•	
F16H 3/72 A 審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全 8 頁 (21)出願番号 特願平9-265970 (71)出願人 000004260 株式会社デンソー 要知県刈谷市昭和町1丁目1番地 (22)出願日 平成9年(1997) 9月30日 で22)発明者 武田 敏彦 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内	15/2	0	15/20 K		
審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全 8 頁 (21)出願番号 特願平9-265970 (71)出願人 000004260 株式会社デンソー 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 (72)発明者 武田 敏彦 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内	F02D 29/0	2	F 0 2 D 29/02 D		
審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全 8 頁 (21)出顧番号 特願平9-265970 (71)出顧人 000004260 株式会社デンソー 変知県刈谷市昭和町1丁目1番地 (72)発明者 武田 敏彦 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内	·	2	F 1 6 H 3/72	Α	
株式会社デンソー 株式会社デンソー 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 (72)発明者 武田 敏彦 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内 株式会社デンソー内 株式会社デンソー	·		精 水精木 水精全等	求項の数4 OL (全 8 頁)	
(22)出願日平成9年(1997)9月30日愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 (72)発明者 武田 敏彦 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内					
(72)発明者 武田 敏彦 愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会 社デンソー内	(00) ILIES P	TI-20 Pr (1997) 0 F30 F			
愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式5 社デンソー内	(22)出題日	平成9年(1997)9月30日			
•		·	愛知県刈谷市		
(74)代理人 弁理士 足立 勉			•		
			(74)代理人 弁理士 足」	立 勉	
			·		

(54) 【発明の名称】 ハイブリッド型車両の制御装置及び制御方法

(57)【要約】

【課題】 特別な緩衝部材を設けることなく、滑らかな 運転性と高い静寂性とを確保することのできるハイブリ ッド型車両の制御装置及び制御方法を提供する。

【解決手段】 エンジンの出力とモータ/ジェネレータ (M/G)の出力とが遊星ギヤユニットにより合成されて車輪の駆動軸に伝達されるハイブリッド型車両において、上記エンジンとM/Gを制御する制御装置は、エンジンの吸入、圧縮、爆発、及び排気からなる動作行程に起因して生じる出力変動を抑制するために、エンジンのクランク回転角度 θ Cを検出し(S270)、その検出したクランク回転角度 θ Cに応じたエンジンの出力変動分を相殺するように、M/Gの目標トルク電流 I Qmを補正して、該M/Gの出力トルクを補正する(S280、S290)。この結果、エンジンの上記出力変動によって駆動軸やディファレンシャルギヤに回転脈動が生じてしまうことを、簡単且つ確実に防止できる。



1

【特許請求の範囲】

【請求項1】 走行動力源として内燃機関とモータとを備えると共に、車輪を駆動する駆動軸に前記内燃機関の出力と前記モータの出力とを合成して伝達させる動力伝達機構を有したハイブリッド型車両に用いられ、該車両の運転状態に応じて前記内燃機関と前記モータとを制御するハイブリッド型車両の制御装置において、

前記内燃機関の吸入、圧縮、爆発、及び排気からなる動作行程に起因して生じる該内燃機関の出力変動を抑制するように、前記モータの出力トルクを補正する補正手段 10 を備えていること、

を特徴とするハイブリッド型車両の制御装置。

【請求項2】 請求項1に記載のハイブリッド型車両の 制御装置において、

前記補正手段は、前記内燃機関の出力軸の回転角度を検 出する回転角度検出手段を備え、該回転角度検出手段に より検出される回転角度に応じた前記内燃機関の出力変 動分を相殺するように、前記モータの出力トルクを補正 するよう構成されていること、

を特徴とするハイブリッド型車両の制御装置。

【請求項3】 請求項1又は請求項2の何れかに記載の ハイブリッド型車両の制御装置において、

前記モータは、交流モータであり、

前記補正手段は、前記モータに対するトルク電流を補正 することで、該モータの出力トルクを補正するよう構成 されていること、

を特徴とするハイブリッド型車両の制御装置。

【請求項4】 走行動力源として内燃機関とモータとを備えると共に、車輪を駆動する駆動軸に前記内燃機関の出力と前記モータの出力とを合成して伝達させる動力伝達機構を有したハイブリッド型車両に用いられ、該車両の運転状態に応じて前記内燃機関と前記モータとを制御するハイブリッド型車両の制御方法において、

前記内燃機関の吸入,圧縮,爆発,及び排気からなる動作行程に起因して生じる該内燃機関の出力変動を抑制するように、前記モータの出力トルクを補正すること、 を特徴とするハイブリッド型車両の制御方法。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、走行動力源として 内燃機関とモータとを備えたハイブリッド型車両に関 し、特にそのハイブリッド型車両に搭載された内燃機関 とモータを制御するハイブリッド型車両の制御装置及び 制御方法に関する。

[0002]

【従来の技術】従来より、車両は、内燃機関によって発生させた回転出力を車輪(駆動輪)に伝達して走行するようになっているが、騒音や排気ガスが発生するため、モータによって走行するようにした電気自動車が提案されている。

2

【0003】ところが、電気自動車は、バッテリに予め 充電しておいた電力のみを利用するものであることか ら、航続距離が短いという欠点があり、そのため、近年 では、内燃機関とモータとを併用したハイブリッド型車 両が注目されている。そして、この種のハイブリッド型 車両としては、様々な型式のものが提案されており、 ①: 内燃機関により発電機を駆動し、その発電電力によ りモータを回転させて、そのモータの回転出力を車輪に 伝達するといった具合に、内燃機関が発電機の駆動だけ を行いモータのみにより車輪の駆動を行うシリーズ型の ものや、②:内燃機関とモータとの両方によって車輪に 駆動力を与えるパラレル型のもの、③: 更に、特開平7 -135701号公報や特開平6-144020号公報 に開示されている如く、内燃機関の出力を、車両の走行 状態に応じて、発電機の駆動のみに用いたり、モータの 出力と共に車輪の駆動に用いたりするパラレル・シリー ズ型のものがある。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】ここで、上記パラレル型やパラレル・シリーズ型のハイブリッド型車両では、内燃機関の出力とモータの出力とが電磁クラッチや遊星ギヤユニット等の動力伝達機構により合成されて車輪を駆動する駆動軸に伝達され、内燃機関の出力をモータの出力と共に車輪の駆動に直接用いることができるため、エネルギーの伝達効率が良く、特に有望視されている。【0005】しかしながら、内燃機関では、吸入、圧縮、爆発、及び排気からなる動作行程に同期して気筒内圧力が変動するため、その出力軸(クランク軸)には、どうしても上記気筒内圧力の変動に応じた出力変動(換言すれば、回転脈動)が現れる。

【0006】このため、上記パラレル型やパラレル・シリアル型のように、内燃機関の出力を車輪の駆動に用いるようにしたハイブリッド型車両では、内燃機関の出力軸に発生した上記出力変動が、車輪を駆動する駆動軸及びそれに結合したディファレンシャルギヤの回転を脈動させてしまい、その結果、滑らかな運転性能を得ることが難しかった。

【0007】そして更に、内燃機関の回転数とディファレンシャルギヤの回転数とが一致するような運転領域では、内燃機関とディファレンシャルギヤとが共振して、騒音が発生してしまうという問題もあった。本発明は、こうした問題に鑑みなされたものであり、特別な緩衝部材を設けることなく、滑らかな運転性と高い静寂性とを確保することのできるハイブリッド型車両の制御装置及び制御方法を提供することを目的としている。

[0008]

【課題を解決するための手段、及び発明の効果】まず、本発明が前提とするハイブリッド型車両では、内燃機関の出力とモータの出力とが動力伝達機構により合成されて車輪を駆動する駆動軸に伝達され、内燃機関の出力が

モータの出力と共に車輪の駆動に用いられる。

【0009】そして、本発明のハイブリッド型車両の制 御装置では、車両の運転状態に応じて内燃機関とモータ とを制御する際に、補正手段が、内燃機関の吸入、圧 縮、爆発、及び排気からなる動作行程に起因して生じる 該内燃機関の出力変動を抑制するように、モータの出力 トルクを補正する。また同様に、本発明のハイブリッド 型車両の制御方法は、内燃機関の吸入、圧縮、爆発、及 び排気からなる動作行程に起因して生じる該内燃機関の 出力変動を抑制するように、モータの出力トルクを補正 10 することを特徴としている。

【0010】つまり、本発明の制御装置及び制御方法で は、内燃機関の出力とモータの出力とが合成されて車輪 の駆動軸に伝達されるという点に着目し、内燃機関の動 作行程に起因した微妙な出力変動(回転脈動)を、モー タの出力トルクを調節することで打ち消すようにしてい

【0011】このため、本発明の制御装置及び制御方法 によれば、内燃機関の上記出力変動によって車輪の駆動 軸やそれに結合されるディファレンシャルギヤ等の車輪 20 駆動系に回転脈動が生じてしまうことを、特別な緩衝部 材を設けることなく防止でき、車両の滑らかな運転性と 高い静寂性とを簡単に確保することができる。

【0012】ところで、本発明のハイブリッド型車両の 制御装置において、補正手段は、請求項2に記載のよう に、内燃機関の出力軸(即ち、クランク軸)の回転角度 を検出する回転角度検出手段を備え、その回転角度検出 手段により検出される回転角度に応じた内燃機関の出力 変動分を相殺するように、モータの出力トルクを補正す るよう構成すれば、内燃機関の上記出力変動による車輪 30 駆動系への影響を、リアルタイムに且つ確実に抑制する ことができる。

【0013】また、この種のハイブリッド車両では、通 常、モータとして交流モータが用いられるが、この場 合、補正手段は、請求項3に記載のように、モータに対 するトルク電流を補正するよう構成すれば、モータの出 カトルクを簡単に補正することができる。

【0014】つまり、一般に、交流モータを制御する場 合には、主にモータの電力効率を決める励磁電流(磁束 電流)と、主にモータの出力トルクを決めるトルク電流 とを設定して、その励磁電流とトルク電流に応じた交流 電流をモータの励磁コイルに与えるようにするため、上 記トルク電流を補正することで、モータの出力トルクを 簡単に補正することができるのである。

【0015】尚、本発明において、モータは、内燃機関 の出力や車両減速時における車輪の駆動軸からの力によ り、発電機として使用されるものであっても良い。ま た、このようなモータの数は複数であっても良く、その 場合には、各モータ或いは何れか1つのモータに対し

機関が車両の走行状態によっては車輪の駆動軸と切り離 される構成のハイブリッド型車両であっても良い。

[0016]

【発明の実施の形態】以下、本発明が適用された実施形 態について図面を用いて説明する。尚、本発明は、下記 の実施形態に限定されることなく、本発明の技術的範囲 に属する限り、種々の形態を採り得ることは言うまでも ない。

【0017】まず図1は、実施形態のハイブリッド型車 両を表わす概略構成図である。図1に示すように、本実 施形態のハイブリッド型車両は、内燃機関としてのエン ジン1と、モータ或いは発電機として動作する2つのモ・ ータ/ジェネレータ(以下、M/Gと記す)3,5と、 動力伝達機構としての遊星ギヤユニット7とを備えてい る。

【0018】そして、エンジン1の出力軸(クランク 軸)1aが、遊星ギヤユニット7のリングギヤRに接続 され、M/G3のロータから伸びた出力軸3aが、遊星 ギヤユニット7のサンギヤSNに接続され、M/G5の ロータから伸びた出力軸5aが、遊星ギヤユニット7の キャリアCRに接続されている。また、M/G5の出力 軸5aの上記キャリアCRとは反対側は、当該車両の車 輪(駆動輪)11R,11Lを駆動する駆動軸8に接続 され、その駆動軸8からディファレンシャルギヤ9を介 して、両車輪11R,11Lに駆動力が伝達される。

【0019】そして更に、本実施形態のハイブリッド型 車両には、M/G3,5の各々が発電機として動作した 際に発電された電力が充電されると共に、M/G3,5 の各々がモータとして動作する際の電力を供給するメイ ンバッテリ12と、M/G3,5の各々を2つのインバ ータ13,15を介して制御するモータ/ジェネレータ 制御装置(以下、M/G·ECUという)17と、この M/G・ECU17との間で制御情報をやり取りしつつ エンジン1を制御するエンジン制御装置(以下、エンジ ンECUという) 19とが設けられている。

【0020】尚、インバータ13は、M/G·ECU1 7からの指令に基づき、メインバッテリ12の直流電力 を3相交流電力に変換してM/G3をモータとして動作 させ、また、M/G·ECU17からの指令に基づき、 M/G3を発電機として動作させると共に、その発電さ れた交流電力を直流電力に変換してメインバッテリ12 に充電させる。同様に、インバータ15は、M/G·E CU17からの指令に基づき、メインバッテリ12の直 流電力を3相交流電力に変換してM/G5をモータとし て動作させ、また、M/G・ECU17からの指令に基 づき、M/G5を発電機として動作させると共に、その 発電された交流電力を直流電力に変換してメインバッテ リ12に充電させる。但し、2つのM/G3,5のうち の一方がモータとして動作し、他方が発電機として動作 て、その出力トルクを補正すれば良い。また更に、内燃 50 する場合には、モータとして動作する方のM/Gは、メ インバッテリ12のみならず発電機として動作する方の M/Gからの電力によっても駆動される。

【0021】一方、エンジン1の吸気経路21には、エ ンジン1の吸入空気量(延いては、エンジン1の出力) を調節するためのスロットル弁23が設けられており、 そのスロットル弁23の開度(以下、スロットル開度と いう)は、アクチュエータとしてのDCモータ25によ り調節されるようになっている。

【0022】また、エンジン1には、その出力軸1aの 回転角度、即ちエンジン1のクランク軸の回転角度(以 10 下、クランク回転角度という) θ C や、エンジン1の実 際の回転数(以下、実回転数という)NEnを検出する ための回転角センサ31が設けられており、この回転角 センサ31からの信号は、エンジンECU19とM/G ECU17に夫々入力されている。

【0023】一方更に、M/G3,5の各々には、ロー タのステータに対する相対回転角度(以下、ロータ回転 角度という) θR や、ロータの回転数を検出するための ロータ位置検出センサ33,35が設けられており、各 ロータ位置検出センサ33,35からの信号は、M/G 20 · ECU17に入力されている。

【0024】また、本実施形態のハイブリッド型車両に は、メインバッテリ12の実際の電圧Vを検出するため の電圧センサ37と、メインバッテリ12に流れる実際 の電流 I を検出するための電流センサ39とが設けられ ており、両センサ37,39からの信号も、M/G·E CU17に入力されている。

【0025】また更に、図示はされていないが、M/G ・ECU17には、車両運転者により操作されるアクセ ルペダルの踏込量(以下、アクセル踏込量という)PA 30 を検出するアクセルセンサ、当該車両の走行速度(即 ち、車速) vを検出する車速センサ,及び車両のブレー キペダルが操作されたことを検出するブレーキセンサな ど、当該車両の運転状態を検出するための各種センサか らの信号も入力されている。

【0026】尚、本実施形態では、メインバッテリ12 の直流電圧が、DC/DCコンバータ27により所定の 電源電圧(例えば12V)に降圧されてサブバッテリ2 9に供給され、M/G·ECU17及びエンジンECU 19は、上記サブバッテリ29からの電源電圧によって 40 動作するようになっている。

【0027】このような本実施形態のハイブリッド型車 両においては、メインバッテリ12を電力源とするM/ G5の出力軸5aから駆動軸8及びディファレンシャル ギヤ9を介して車輪11R,11Lに駆動力が伝達され るのであるが、M/G5の出力軸5aは、前述したよう に、遊星ギヤユニット7を介してM/G3及びエンジン 1の各出力軸3a,1aに接続されているため、車輪1 1R, 11Lへの駆動力或いは車輪11R, 11Lから の減速力は、各M/G3,5とエンジン1とに分担され 50 て、M/G・ECU17から後述するように送信されて

る。換言すれば、エンジン1の出力と各M/G3,5の 出力とが、遊星ギヤユニット7により合成されて、駆動 軸8及びディファレンシャルギヤ9を介し車輪11R, 11 Lに伝達される。

【0028】 そこで、M/G·ECU17が、メインバ ッテリ12の充電状態及び遊星ギヤユニット7のギヤ比 や、アクセルセンサ及び車速センサから検出される車両 の走行負荷などに基づき、各M/G3,5の回転数と出 カトルク(モータとして動作する際の出力トルク及び発 電機として動作する際の回生トルク)を決定して、各M /G3,5への3相交流電流をインバータ13,15に より制御すると共に、エンジン1の目標出力(即ち、目 標トルクTRQm及び目標回転数NEm)を該エンジン 1の燃費及びエミッションが最良となるように決定し、 更に、M/G・ECU17は、エンジン1の出力軸1a に上記決定した目標トルクTRQmが負荷として加わる ように、M/G3,5の出力を制御する。

【0029】そして、エンジンECU19は、M/G・ ECU17から指令される上記目標出力に応じて、エン ジン1に対する燃料噴射制御及び点火時期制御を行うと 共に、回転角センサ31からの信号に基づき検出される エンジン1の実回転数NEnが、M/G·ECU17か ら指令される上記目標回転数NEmとなるように、DC モータ25を駆動してスロットル開度を制御し、これに より、エンジン1の出力がM/G·ECU17により決 定された目標出力に制御される。

【0030】そして、このようなM/G·ECU17及 びエンジンECU19の動作により、各M/G3,5及 びエンジン1は、様々な電力収支パターンで制御され る。例えば、メインバッテリ12が所定量以上充電され ており且つ走行負荷が小さければ、M/G5をモータと して動作させて該M/G5の出力により車両を走行させ ると共に、エンジン1の出力を用いM/G3を発電機と して動作させて、該M/G3によりメインバッテリ12 を充電させる。そして、この状態で、走行負荷が大きく なると、M/G5の出力で不足する駆動力を、エンジン 1の出力で補填させる。また、メインバッテリ12が所 定量以上放電して充電電力が減少している場合には、エ ンジン1の出力でM/G5を介して車両を走行させると 共に、エンジン1の残りの出力を利用してM/G3によ りメインバッテリ12を充電させる、といった制御を行 うこともある。

【0031】そこで次に、エンジンECU19とM/G ECU17とで夫々実行される処理について、図2~ 図6を用いて説明する。まず、エンジンECU19は、 エンジン1の出力をM/G・ECU17により決定され た目標出力に制御するため、図2の処理を繰り返し実行 しており、この処理の実行を開始すると、図2に示す如 く、まずステップ(以下、単に「S」と記す)100に

来る目標回転数NEm及び目標トルクTRQmを受信 し、続くS110にて、回転角センサ31からの信号に 基づき、エンジン1の実回転数NEnを検出する。

【0032】そして、続くS120にて、S110で検 出したエンジン1の実回転数NEnが、上記S100で 受信した目標回転数NEmとなるように、DCモータ2 5を駆動してスロットル開度を制御する。そして更に、 続くS130とS140にて、上記S100で受信した 目標トルクTRQmや、上記S120で制御している現 在のスロットル開度(延いては、エンジン1の吸入空気 10 量)等に基づき、エンジン1の点火時期と燃料噴射量を 夫々演算し、その後、S100の処理へ戻る。

【0033】尚、エンジンECU19は、回転角センサ 31からの信号によって検出されるクランク回転角度θ C が所定角度となる毎に、図示しない点火制御処理と噴 射制御処理を夫々実行しており、その各制御処理の実行 時に、上記S130, S140で算出された点火時期と 燃料噴射量を参照して、エンジン1に対する点火と燃料 噴射を行う。

【0034】また、上記S100の実行時に、M/G・ ECU17から新たな目標回転数NEm及び目標トルク TRQmが送信されていない場合には、そのままS11 Oに進み、前回に受信した最新の目標回転数NEm及び 目標トルクTRQmを用いて、S120~S140の処 理を実行する。

【0035】次に、M/G·ECU17は、エンジン1 の目標出力(目標トルクTRQm及び目標回転数NE m)を設定すると共に、両M/G3,5を制御するた め、図3の処理を繰り返し実行している。但し、図3 は、両M/G3,5のうち、M/G3を制御する処理部 30 分について詳細に示しているため、M/G5を制御する ための処理については後述する。

【0036】図3に示すように、M/G・ECU17が 処理の実行を開始すると、まずS200にて、メインバ ッテリ12の充放電収支Pnを算出する。 尚、この充放 電収支Pnは、電圧センサ37と電流センサ39からの 信号に基づき検出されるメインバッテリ12の電圧Vと 電流 [との積を、当該処理を前回実行してから今回実行 するまでの時間で積分することにより算出する。

【0037】そして、続くS210にて、アクセルセン 40 サや車速センサ等からの信号に基づき、車両運転者によ るアクセル踏込量PAや車速v等の車両の運転状態を検 出する。次に、続くS220にて、上記S200で算出 した充放電収支 Pn(つまり、メインバッテリ12の充 電状態)と、上記S210で検出したアクセル踏込量P Aや車速∨等の車両の運転状態とに応じて、例えば、ア クセル踏込量PAが大きいほど、また、メインバッテリ 12の充電量が少ないほど、エンジン1の出力が大きく なるように、エンジン1の目標出力を設定する。そして 更に、この設定した目標出力を達成するためのエンジン 50 に記憶された関数 K に代入することにより、補正値 [K

1の目標トルクTRQmと目標回転数NEmを、図4に 示す最良燃費·エミッション曲線Hに基づき設定し、そ の設定した目標トルクTRQmと目標回転数NEmを、 エンジンECU19へ送信する。

【0038】すると、エンジンECU19は、前述した 図2の処理により、当該M/G·ECU17からの上記 目標トルクTRQmと目標回転数NEmに基づき、エン ジン1の制御を行うこととなる。ここで、図4に示す最 良燃費・エミッション曲線Hは、エンジン1の燃費及び エミッションが最良となる該エンジン1の出力トルク (TRQ)と回転数(NE)との関係を表すものであ り、M/G・ECU17内の図示しないROMにデータ 化して記憶されている。そして、上記5220では、設 定した目標出力を達成可能な最良燃費・エミッション曲 線H上の出力トルクと回転数を、目標トルクTRQmと 目標回転数NEmとして設定する。尚、図4における曲 線Gは、エンジン1の等燃料消費率曲線(等燃費曲線) であり、図4にて中心に位置する曲線Gほど、燃費が良 好なことを示している。

【0039】そして、M/G·ECU17は、以下のS 230~S310を実行することにより、M/G3につ いて、電力効率を決定する励磁電流と、出力トルクを決 定するトルク電流とを算出すると共に、その励磁電流と トルク電流に応じた3相交流電流をM/G3の励磁コイ ルに与えて、M/G3の回転を制御する。

【0040】即ち、まずS230にて、上記S200で 算出した充放電収支Pnと上記S210で検出したアク セル踏込量PAや車速v等の車両の運転状態とを、予め ROMに記憶された関数f1 に代入することにより、M /G3の目標回転数NMmを算出し、続くS240に て、上記S200で算出した充放電収支Pnと、上記S 210で検出したアクセル踏込量PAや車速 v 等の車両 の運転状態と、上記S230で算出した目標回転数NM mとを、予めROMに記憶された関数f2 に代入するこ とにより、M/G3の目標トルク電流 I Qmを算出す る。尚、上記関数 f 1 , f 2 は、遊星ギヤユニット 7 の ギヤ比やメインバッテリ12の電力容量等に基づき設定 されている。

【0041】そして、続くS250にて、ロータ位置検 出センサ33からの信号に基づき、M/G3の実際の回 転数(ロータ回転数)NMnを検出し、更に続くS26 Oにて、上記S250で検出したM/G3の回転数NM nを、予めROMに記憶された関数f3 に代入すること により、M/G3の制御に用いる制御励磁電流 IMsを 算出する。

【0042】次に、S270にて、回転角センサ31か らの信号に基づき、エンジン1の現在のクランク回転角 度 θ C を検出する。そして、続くS280にて、上記S270で検出したクランク回転角度 θ C を、予めROM

 (θC)] を算出し、更に、上記S230で算出した目 標回転数NMmから上記補正値 $[K(\thetaC)]$ を引くこ とで、M/G3の補正後の目標回転数である制御回転数 $NMs(=NMm-K(\thetaC))$ 算出する。

【0043】そして、続くS290にて、上記S23 0, S240, S280で夫々算出したM/G3の目標 回転数NMmと、目標トルク電流IQmと、制御回転数 NMsとから、下記の式1に基づき、M/G3の補正後 のトルク電流である制御トルク電流IQsを算出する。 つまり、目標トルク電流 I Q m を、補正後の制御回転数 10 NMsと補正前の目標回転数NMmとの比によって補正 し、その補正したトルク電流をM/G3の制御に用いる 制御トルク電流IQsとする。

[0044]

【数1】

 $IQs = IQm \times (NMs \div NMm)$ … (式1) 次に、S300にて、ロータ位置検出センサ33からの 信号に基づき、M/G3のロータ回転角度 θ R を検出す る。そして、続くS310にて、上記S260で算出し たM/G3の制御励磁電流 I Msと、上記S290で算 20 出したM/G3の制御トルク電流IQsと、上記S30 Oで検出したM/G3のロータ回転角度 θ R とに基づ き、M/G3に供給すべき3相交流電流を演算し、その 3相交流電流がM/G3に供給されるように、インバー タ13へ指令を与える。そして、その後、上記S200 の処理へ戻る。

【0045】ここで、上記S280で用いる関数Kは、 以下のように設定されている。まず、エンジン1では、 吸入,圧縮,爆発,及び排気からなる動作行程に同期し て気筒内圧力が変動するため、エンジン1の出力軸1a 30 には、その気筒内圧力の変動に応じた出力変動が現れ る。つまり、エンジン1の出力は、図5(A)に示すよ うに、各気筒のピストンが爆発行程の上死点TDCから 下降した直後毎に最大となるため、エンジン1の出力軸 1 aには、各気筒での上記上死点TDCに同期した回転 脈動が生じる。

【0046】そこで、上記関数Kは、図5(B)に示す 如く、エンジン1のクランク回転角度 θ Γ を変数とする と共に、図5(A)に示したエンジン出力の変動波形に おいて、その変動波形の振幅中心からの出力変動量に比 40 例した値を、関数値(つまり、補正値 $[K(\theta C)]$) として持つものとして設定されている。よって、補正値 $[K(\theta C)]$ は、エンジン1の出力変動の振幅中心に 対応するクランク回転角度&C でOとなる。

【0047】このため、上記S280で算出される補正 値 $[K(\theta C)]$ は、その時のクランク回転角度 θC に 応じたエンジン1の出力変動分に比例した値となり、図 6に示すように、S230で算出されるM/G3の目標 回転数NMmが一定であったとすれば、上記S280で 算出されるM/G3の制御回転数NMs(=NMm-K50 に、M/G3のトルク電流(延いては、M/G3の出力

 (θC))は、クランク回転角度 θC を横軸にとった場 合に、目標回転数NMmを振幅中心として図5の変動波 形を反転させたような波形となる。

10

【0048】よって、上記S290で算出されるM/G 3の制御トルク電流 I Qsは、S240で算出した目標 トルク電流 IQmを、その時のクランク回転角度 θ Cに 応じたエンジン1の出力変動分をM/G3の出力トルク で相殺するように補正した値となり、その補正された制 御トルク電流 IQsに基づく3相交流電流が、M/G3 に供給されることとなる。そして、このようなM/G3 の制御トルク電流 IQsの補正により、エンジン1の動 作行程に起因した出力変動が、M/G3の出力トルクで 打ち消される。

【0049】一方、特に図示はしていないが、M/G・ ECU17は、M/G5を制御するために、図3のS2 30~S260, S300, 及びS310と同様の処理 を、M/G5についても実行している。具体的に説明す ると、まず、上記S200で算出した充放電収支Pnと 上記S210で検出したアクセル踏込量PAや車速v等 の車両の運転状態とを、予めROMに記憶された関数f 1 'に代入することにより、M/G5の目標回転数NM mを算出し、更に、上記S200で算出した充放電収支 Pnと、上記S210で検出したアクセル踏込量PAや 車速 v 等の車両の運転状態と、上記算出したM/G5の 目標回転数NMmとを、予めROMに記憶された関数f 2 'に代入することにより、M/G5の目標トルク電流 IQmを算出する。

【0050】次に、ロータ位置検出センサ35からの信 号に基づき、M/G5の実際の回転数(ロータ回転数) NMnを検出し、その検出したM/G5の回転数NMn を、予めROMに記憶された関数 f3 ' に代入すること により、M/G5の制御励磁電流 IMsを算出する。 【0051】そして、ロータ位置検出センサ35からの 信号に基づきM/G5のロータ回転角度 θR を検出し、 その検出したロータ回転角度 θ R と、上記算出したM/ G5の制御励磁電流 IMs及び目標トルク電流 IQmと に基づき、M/G5に供給すべき3相交流電流を演算し て、その3相交流電流がM/G5に供給されるように、 インバータ15へ指令を与える。

【0052】つまり、M/G5を制御する場合には、図 3のS270~S290に相当する処理を実行せず、メ インバッテリ12の充放電収支Pnやアクセル踏込量P A等に基づき算出した目標トルク電流IQmをそのまま 用いて、M/G5に3相交流電流を供給するようにして

【0053】以上詳述したように、本実施形態のM/G ·ECU17では、図3のS270~S290の処理に より、エンジン1の吸入,圧縮,爆発,及び排気からな る動作行程に起因して生じる出力変動を抑制するよう

トルク)を補正するようにしている。

【0054】つまり、エンジン1の出力とM/G3の出 力とが合成されて駆動軸8に伝達されるという点に着目 し、エンジン1の動作行程に起因した微妙な出力変動 (回転脈動)を、M/G3の出力トルクを調節すること で打ち消すようにしている。このため、本実施形態のM /G・ECU17によれば、エンジン1の上記出力変動 によって駆動軸8やディファレンシャルギヤ9に回転脈 動が生じてしまうことを、特別な緩衝部材を設けること なく防止でき、車両の滑らかな運転性と高い静寂性とを 10 CU)で実行される処理を表すフローチャートである。 簡単に確保することができる。

【0055】そして、本実施形態のM/G・ECU17 では、エンジン1のクランク回転角度 θ C を検出し、そ の検出したクランク回転角度 θ C に応じたエンジン1の 出力変動分を相殺するように、M/G3のトルク電流を 補正するようにしているため、エンジン1の上記出力変 動による駆動軸8やディファレンシャルギヤ9への影響 を、リアルタイムに且つ確実に抑制することができる。

【0056】また、本実施形態によれば、エンジン1の 上記出力変動でM/G3,5の回転が脈動してしまうこ 20 G) とも抑えられるため、M/G3,5の制御性が向上する という、非常に有利な効果が得られる。尚、本実施形態 では、図3のS270~S290の処理が補正手段に相 当し、ロータ位置検出センサ33と図3のS270の処 理が回転角度検出手段に相当している。

【0057】一方、上記実施形態では、出力トルクの補 正を、M/G3についてのみ行うようにしたが、M/G 5についてのみ行うようにしても良いし、また、M/G 3とM/G5の両方について行うようにしても良い。つ まり、M/G5の出力トルクを補正しても、エンジン1 30 の出力変動の影響を抑制できるからである。

【0058】また、M/G3,5の出力トルクの補正 (トルク電流の補正)は、例えば、エンジン1の各ピス

トンが爆発行程の上死点TDCに達したタイミングでの み、エンジン1の出力増加を抑えるように行っても良

1 2

【図面の簡単な説明】

【図1】 実施形態のハイブリッド型車両を表わす概略 構成図である。

【図2】 エンジン制御装置 (エンジンECU)で実行 される処理を表すフローチャートである。

【図3】 モータ/ジェネレータ制御装置(M/G·E

【図4】 エンジンの目標トルク及び目標回転数を設定 するために用いられる最良燃費・エミッション曲線Hを 説明する説明図である。

【図5】 エンジン出力の変動及び補正値を説明する説 明図である。

【図6】 モータ/ジェネレータ (M/G) の出力トル クの補正を説明する説明図である。

【符号の説明】

1…エンジン 3、5…モータ/ジェネレータ(M/

7…遊星ギヤユニット CR…キャリア R…リン グギヤ

SN…サンギヤ 8…駆動軸 9…ディファレンシ ャルギヤ

11R, 11L…車輪 12…メインバッテリ 3. 15…インバータ

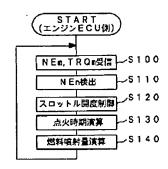
17…モータ/ジェネレータ制御装置(M/G·EC

19…エンジン制御装置(エンジンECU) 31... 回転角センサ

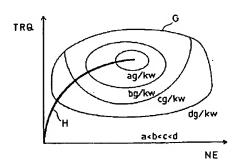
33,35…ロータ位置検出センサ 37…電圧セン サ

39…電流センサ

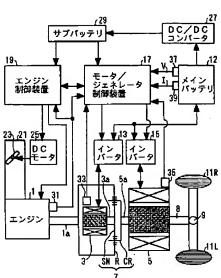
【図2】



【図4】



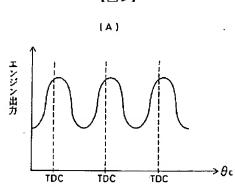
【図1】



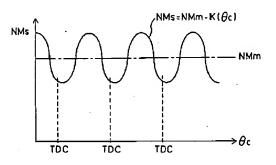
【図3】



【図5】



【図6】



 $\kappa(\theta c)$ TDC TDC TDC θc

5/25/05, EAST Version: 2.0.1.4

PAT-NO:

JP411113104A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 11113104 A

TITLE:

CONTROL DEVICE AND METHOD OF HYBRID VEHICLE

PUBN-DATE:

April 23, 1999

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

TAKEDA, TOSHIHIKO

N/A

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

DENSO CORP

N/A

APPL-NO:

JP09265970

APPL-DATE:

September 30, 1997

INT-CL (IPC): B60L011/14, B60L015/20, F02D029/02, F16H003/72

ABSTRACT:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a control device and a method for a hybrid <u>vehicle</u>, which is capable of securing smooth run and significant quietness, without particularly providing a shock-absorbing member.

SOLUTION: In a hybrid vehicle, in which the outputs of an engine and a motor/generator(M/G) are put together with a planetary gear unit to be transmitted to the drive shaft of the wheels a control device which controls the engine and M/G detects the cranks rotation angle θ C of the engine (\$270), in order to control its output fluctuation arising from its operational processes consisting of an intake, compression, power and exhaust. Then, the output torque of this M/G is corrected by correcting the target torque current IQm of the M/G, so as to make up for the fluctuated output of the engine corresponding to the detected crank rotation angle θ C (\$280, \$290). As a result, it is possible to easily and reliably prevent rotation ripples which the output fluctuation of the engine caused to occur to the driving shaft and differential gears.

COPYRIGHT: (C)1999,JPO